

Partial Translation

H01-134010

A phase adjusting structure 10 comprises a guide slot 19 disposed at an outer face of a rotary shaft 6; a guide hole 20 disposed in a housing 7 corresponding to the guide slot 19; a roller pin 21 supported by a supporting pipe 8d to be received in the guide slot 19; and a roller pin 22, which is in the same shaft with the roller pin 21 and which is supported by the supporting pipe 8d to be received in the guide slot 20. The guide slot 19 and the guide hole 20 are formed aslant against the rotary shaft 6 and a shaft line of the housing 7 so as to cross mutually. As the roller pins 21 and 22 move to the rotary shaft 6 and the shaft direction of the housing 7 together with a piston 8, the roller pins 21 and 22 roll within the guide slot 19 and the guide hole 20. Then the rotary shaft 6 and the housing 7 mutually rotate to the opposite direction. As a result, phases of the rotary shaft 6 and the camshaft 1, and the housing 7 and a pulley 4 are changed. Namely, when the piston 8 moves in the most vicinity of the camshaft 1, a relative position of the circumference direction of the rotary shaft 6 and the housing 7 will be as shown in FIG 2(a), and when the piston 8 moves to the most deserted position from the camshaft 1, the relative position of the circumference direction of the rotary shaft 6 and the housing 7 will be as shown in FIG 2(b). Furthermore, the phase adjusting structure 10 is arranged in several numbers of places at regular intervals to the circumference direction of the piston 8, for instance, three places, corresponding to the part, on which the pulley 4 is disposed.

⑯ 日本国特許庁 (JP)

⑯ 特許出願公開

⑯ 公開特許公報 (A)

平1-134010

⑯ Int.Cl.⁴
F 01 L 1/34識別記号
E-6965-3G

⑯ 公開 平成1年(1989)5月26日

審査請求 有 発明の数 1 (全7頁)

⑯ 発明の名称 内燃機関の動弁装置

⑯ 特願 昭62-292614

⑯ 出願 昭62(1987)11月19日

⑯ 発明者 藤吉美広 埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社本田技術研究所内

⑯ 出願人 本田技研工業株式会社 東京都港区南青山2丁目1番1号

⑯ 代理人 弁理士 落合健 外1名

明細書

1. 発明の名称

内燃機関の動弁装置

2. 特許請求の範囲

カムシャフトに連結される円筒状の回転軸と；該回転軸に対する軸方向相対移動を阻止されるとともに軸線まわりの相対回動を可能として回転軸と同軸に配置され、クラシク軸から駆動される調時輪と；軸方向一端を油圧室に臨ませて前記回転軸および調時輪と同軸に配置されるとともに軸方向一方側にばね付勢されるピストンと；ピストンの軸方向移動に応じて調時輪および回転軸の回転位相を変化させるべくピストン、調時輪および回転軸を連動、連結する位相調整機構と；を備える内燃機関の動弁装置において、ピストンの軸方向一端が臨む油圧室と、油圧供給路および油圧解放路との間には、ピストンに連動、連結されるとと

もに回転軸内に嵌合自在に嵌合されるスリーブと、軸方向相対移動可能にしてスリーブに嵌合可能に嵌合されるスプールとから成るサーボ弁が介設され、該サーボ弁は、スプールの軸方向移動による油圧室と油圧供給路あるいは油圧解放路との連通状態を接スプールの軸方向移動に追従したピストンおよびスリーブの軸方向移動により遮断状態に切換えるべく構成され、スプールには、流体圧駆動手段が連結されることを特徴とする内燃機関の動弁装置。

特開平1-134010 (2)

3. 発明の詳細な説明

A. 発明の目的

(1) 産業上の利用分野

本発明は、カムシャフトに連結される円筒状の回転軸と；該回転軸に対する軸方向相対移動を阻止されるとともに軸線まわりの相対回転を可能として回転軸と同軸に配置され、クラランク軸から駆動される調時輪と；軸方向一端を油圧室に臨ませて前記回転軸および調時輪と同軸に配置されるとともに軸方向一方側にばね付勢されるピストンと；ピストンの軸方向移動に応じて調時輪および回転軸の回転位相を変化させるべくピストン、調時輪および回転軸を連動、連結する位相調整機構と；を備える内燃機関の動弁装置に関する。

(2) 従来の技術

従来、かかる装置は、たとえば特開昭61-268810号公報により公知である。

油圧室と、油圧供給路および油圧解放路との間に、ピストンに連動、連結されるとともに回転軸内に駆動自在に嵌合されるスリーブと、軸方向相対移動可能にしてスリーブに搭動可能に嵌合されるスプールとから成るサーボ弁が介設され、該サーボ弁は、スプールの軸方向移動による油圧室と油圧供給路あるいは油圧解放路との連通状態を該スプールの軸方向移動に追従したピストンおよびスリーブの軸方向移動により遮断状態に切換えるべく構成され、スプールには、流体圧駆動手段が連結される。

(2) 作用

上記構成によれば、機関の運転状態に応じて流体圧駆動手段によりスプールを軸方向に駆動して、油圧室を油圧供給路あるいは油圧解放路に連通したときに、油圧室への油圧供給あるいは油圧解放に応じてピストンが軸方向に移動することにより

(3) 発明が解決しようとする問題点

かかる装置は、位相調整機構により調時輪とカムシャフトとの位相を変化させることにより、機関の吸気弁あるいは排気弁の作動タイミングを変えるものであるが、上記従来のものでは、油圧室に油圧を供給したときと、油圧を解放したときとの2位置間をピストンが移動するようにしておき、吸気弁あるいは排気弁の開閉タイミングを一定値だけ早くするか、一定値だけ遅くするかの制御しかできない。

本発明は、かかる事情に鑑みてなされたものであり、開閉タイミングを無段階に制御することを可能にした内燃機関の動弁装置を提供することを目的とする。

B. 発明の構成

(1) 問題点を解決するための手段

本発明によれば、ピストンの軸方向一端が臨むスリーブも軸方向に移動し、それにより油圧室への油圧供給路あるいは油圧解放路の連通状態が遮断状態に切換えられ、したがってピストンはスプールの軸方向移動量に応じた量だけ軸方向に移動することになり、調時輪とカムシャフトとの位相をスプールの軸方向移動量に応じて無段階に制御することができる。

(3) 実施例

以下、図面により本発明の一実施例について説明すると、先ず第1図において、図示しない吸気弁あるいは排気弁を開閉駆動するためのカムシャフト1は機関本体2に回転自在に支承されており、機関のクラランク軸(図示せず)からの回転動力を伝達するためのタイミングベルト3が巻付けられる調時輪としてのブーリ4と、前記カムシャフト1とは、ブーリ4およびカムシャフト1の位相をずらせることを可能にしたタイミング変更手段5

特開平1-134010 (3)

を介して運動、連結される。

タイミング変更手段5は、カムシャフト1に同軸に連結される回転軸6と、ブーリ4に一体に設けられて回転軸6を同軸に回挙するハウジング7と、軸方向一端を油圧室18に臨ませるとともにばね32により軸方向一方側にばね付勢されながらハウジング7および回転軸6と同軸に配設されるピストン8と、ピストン8の軸方向運動量を規制するサーボ弁9と、ピストン8の軸方向運動に応じてブーリ4および回転軸6の回転位相を変化させるべくピストン8、ハウジング7および回転軸6を運動、連結する位相調整機構10とを備える。

回転軸6は、その閉塞端に軸部6aを一体にして有底円筒状に形成されており、該閉塞端を貫通するボルト11をカムシャフト1に締合することにより軸部6aがカムシャフト1の端部に同軸に連結される。またハウジング7は、カムシャフ

ト1側に開放した有底円筒状に形成されており、このハウジング7の開放端寄りすなわちカムシャフト1寄りの外周にブーリ4が一体に設けられる。このハウジング7のカムシャフト1側の端部には、回転軸6の閉塞端側外縁部を覆う環板状の端板12が固定されており、この端板12の内周と回転軸6における軸部6aの外周との間にはシール部材13が介装される。またブーリ4が配設されている位置の近傍でハウジング7の内面と回転軸6の外面との間には軸受14が介装される。この軸受14はその外輪の一端をハウジング7に係合し、また内輪の外端を回転軸6に係合するようにしてハウジング7および回転軸6間に配設されており、したがってハウジング7およびブーリ4は、回転軸6すなわちカムシャフト1に対する軸方向相対運動を阻止されているが、軸線まわりの相対回転を許容されている。

ハウジング7の閉塞端中央には透孔15が穿設されており、ピストン8は、透孔15の内面に接する円筒部8aと、ハウジング7の内面に接するするリング部8bとが皿状の連結板部8cで連結されて成り、円筒部8aの外側には透孔15の内面に接するシール部材16が嵌着され、リング部8bの外側にはハウジング7の内面に接するシール部材17が嵌着される。これにより両シール部材16、17間においてハウジング7および閉塞板7aとピストン8との間に油圧室18が形成され、該油圧室18に油圧が供給されるとピストン8は軸方向に沿ってカムシャフト1側に押圧される。しかも両シール部材16、17は、周方向一郎に合い口を有するピストンリングタイプのものが用いられ、かかるタイプのシール部材16、17を用いることによりピストン8の摺動抵抗を小さくすることが可能である。

ピストン8には、ハウジング7および回転軸6間に挿入されるべく前記リング部8bからカムシャフト1側に延出される支持筒部8dが一体に設けられており、この支持筒部8dと、ハウジング7および回転軸6とが位相調整機構10を介して運動、連結される。

第2回向および向において、位相調整機構10は、回転軸6の外側に設けられる案内溝19と、該案内溝19に対応してハウジング7に設けられる案内孔20と、案内溝19に嵌合すべく支持筒部8dに軸支されるローラピン21と、案内孔20に嵌合すべく前記ローラピン21と同軸にして支持筒部8dに軸支されるローラピン22とから成る。しかも案内溝19および案内孔20は、回転軸6およびハウジング7の軸線に対して傾斜して相互に交差するように形成されており、ピストン8とともにローラピン21、22が回転軸6お

特開平1-134010 (4)

およびハウジング7の軸方向に移動するのに応じて、それらのローラピン21、22が案内溝19および案内孔20内を転動して回転軸6およびハウジング7が相互に逆方向に回動する。これにより回転軸6およびカムシャフト1と、ハウジング7およびブーリ4との位相が変化することになる。すなわちピストン8がカムシャフト1に最も近接した位置に移動すると、回転軸6およびハウジング7の周方向相対位置は第2図(a)で示すようになり、ピストン8がカムシャフト1から最も離反した位置に移動すると、回転軸6およびハウジング7の周方向相対位置は第2図(b)で示すようになる。しかもかかる位相調整機構10は、ブーリ4が設けられている部分に対応してピストン8の周方向に等間隔をあけた複数個所たとえば3個所に配設される。

再び第1図において、ハウジング7の外周には、

れる。

機関本体2には、油圧ポンプ36に連なる第1油圧供給路37が穿設され、カムシャフト1には第1油圧供給路37に連通する環状溝38が外面に穿設されるとともに環状溝38に通じる第2油圧供給路39が穿設される。また回転軸6には第2油圧供給路39に常時連通する第3油圧供給路40が穿設され、回転軸6の内面には第3油圧供給路40に連通する環状溝41が設けられる。カムシャフト1の環状溝38を間に挟むようにしてカムシャフト1および機関本体2間に一対の環状シール部材42、43が介装され、カムシャフト1および回転軸6間に第2および第3油圧供給路39、40間の連通状態を維持するための環状シール部材44が介装される。

スリープ29には、回転軸6に対する軸方向位置に拘らず環状溝41に常時連通する油孔45が

前記案内孔20からのローラピン22の脱落を阻止すべく円筒状のカバー23が嵌押されており、このカバー23はハウジング7に固定される。しかも案内孔20の両側でハウジング7およびカバー23間にシール部材25、26が介装される。また回転軸6には、その内部を回転軸6およびハウジング7間に連通するブリーズ孔24が穿設される。

サーボ弁9は、回転軸6に滑動自在に嵌合される円筒状のスリープ29と、該スリープ29内に滑動自在に嵌合される円筒状のスプール30とを備える。またスリープ29と回転軸6の開窓端との間にはばね32が縮設されており、このばね32のばね力によりスリープ29はその一端がピストン8における連結板部8cに当接する方向に付勢され、したがってピストン8も油圧室18の油圧力に抗して油圧室18を収縮する方向に付勢さ

れるとともに、その油孔45の内面側開口端にカムシャフト1側で隣接した位置の内面には環状溝46が穿設される。またスリープ29ならびに該スリープ29に当接した連結板部8cには環状溝46を油圧室18に連通せしめる油路47が穿設される。さらにボルト11およびカムシャフト1には、油タンク48に通じる油圧解放路49が穿設される。

スプール30の外面には環状溝50が穿設されており、スプール30の軸方向に沿う環状溝50の幅は、油孔45および環状溝46間を環状溝50で連通し得る程度に設定される。このスプール30は、油孔45のみを環状溝50に連通させる遮断位置と、環状溝50を介して油孔45および環状溝46間を連通する供給位置と、環状溝46を油圧解放路49に連通させる解放位置との3つの軸方向相対位置間を移動可能である。またスリ

特開平1-134010 (5)

スリープ 29 のカムシャフト 1 四端部には半径方向内方に張出したストッパ 51 が一体に設けられており、このストッパ 51 はスプール 30 に当接して相互の軸方向相対移動を規制する。

またタイミング変更手段 5 を覆うようにして機関本体 2 には支持部材 52 が固着されており、この支持部材 52 にはタイミング変更手段 5 と同軸上に流体圧駆動手段 53 が固定され、この流体圧駆動手段 52 の駆動軸 54 が前記スプール 30 に連結される。さらにハウジング 7 における閉塞端には透孔 15 を覆うキャップ 55 が固着されており、このキャップ 55 の中央部を前記駆動軸 54 が軸方向移動自在に貫通し、駆動軸 54 およびキャップ 55 間にはシール部材 60 が介装される。

流体圧駆動手段 53 は、両端が閉塞した円筒状のケーシング 57 を有するものであり、このケーシング 57 が前記支持部材 52 にカムシャフト 1

で接続される。さらに第 2 油圧室 62 は、ケーシング 57 に設けられた絞り 67 を介して油タンク 48 に連通される。また両電磁弁 64, 66 の動作は制御手段 68 により制御される。

かかる流体圧駆動手段 53 では、電磁弁 64 を開弁した状態で、電磁弁 66 を閉鎖制御することにより駆動ピストン 59 すなわち駆動軸 54 の軸方向位置を自在に調整することができ、それによりスプール 30 の軸方向位置を自在に定めることができる。

次にこの実施例の作用について説明すると、機関のクランク軸からタイミングベルト 3 を介して伝達される回転動力は、ブーリ 4 からタイミング変更手段 5 を介してカムシャフト 1 に伝達され、そのカムシャフト 1 の回転に応じて吸気弁あるいは排気弁が開閉駆動される。

吸気弁あるいは排気弁の開閉タイミングを変化

と同軸に固着される。このケーシング 57 には両端が閉塞したシリング孔 58 が設けられており、該シリング孔 58 に駆動ピストン 59 が摺動可能に嵌合され、前記駆動軸 54 は駆動ピストン 59 に一体に連結される。すなわち駆動ピストン 59 に連結された駆動軸 54 は、ケーシング 57 を移動自在に貫通してスプール 30 に連結され、駆動軸 54 およびケーシング 57 間にはシール部材 60 が介装される。

ケーシング 57 の外端壁と駆動ピストン 59 との間には第 1 油圧室 61 が形成され、駆動ピストン 59 とケーシング 57 の内端壁との間には第 2 油圧室 62 が形成される。しかも第 2 油圧室 62 には、駆動ピストン 59 を軸方向外方に付勢するばね 63 が収納される。第 1 油圧室 61 には、電磁弁 64 を介して油圧源 65 が接続され、第 1 および第 2 油圧室 61, 62 間は電磁弁 66 を介し

させるためには、流体圧駆動手段 53 により駆動軸 54 を所望の位置まで移動させる。たとえば第 1 図では、スリープ 29 およびスプール 30 の軸方向相対位置は環状溝 50 のみが油孔 45 に連通した遮断位置にあり、位相調整機構 10 は第 2 図 (a) で示す状態にある。そこで駆動軸 54 を左動せしめてスプール 30 を軸方向一方側（第 1 図の左方側）に移動させると、環状溝 46 が油圧解放路 49 に連通した解放位置となる。このため油圧室 18 の油圧が解放され、スリープ 29 およびピストン 8 はばね 32 のばね力により軸方向一方に移動し、位相調整機構 10 により回転軸 6 とハウジング 7 とが相対回転し、吸気弁あるいは排気弁の開閉タイミングが変化する。しかもスリープ 29 の軸方向一方への移動に応じて、スプール 30 はスリープ 29 に対して軸方向他方側に相対移動することになり、スプール 30 およびスリープ 29

特開平1-134010(6)

の軸方向相対位置は遮断位置となる。したがってスプール30の軸方向移動量に応じてピストン8の移動量が定まり、それに応じて開閉タイミングの進み量あるいは遅れ量が定まるので、スプール30の移動量に応じて開閉タイミングの変化量を無段階に制御可能となる。

かかる作動時に、ピストン8に嵌着されているシール部材16, 17がピストンリングタイプのものであることから摺動抵抗が低く、したがってピストン8の作動すなわち位相調整機構10の調整作動を速やかにことができる。

またサーボ弁9が遮断位置にあるときに、駆動軸54を軸方向他方側に移動せしめ、スプール30を遮断位置から軸方向他方側に相対作動させると、環状溝50を介して油孔45および環状溝46が連通された供給位置となり、油圧ポンプ36からの油圧が油圧室18に供給されるので、ピス

されており、しかも位相調整機構10もそのブーリ4に対応する部分に配設されているので、ハウジング7の先端側に掛かる荷重を軽減し、ハウジング7の閉塞端側すなわち先端側を回転軸6で支持することを不要として、片持ち支持構造が可能となる。したがって回転軸6にピストン8の連結板部8cを貫通してハウジング7の先端部を支持する部分を設ける必要がなくなり、油圧室18に臨むピストン8の受圧面積を比較的広くすることができ、それによりピストン8の作動すなわち位相調整機構10の作動を速やかにすることができる。

尚、流体圧駆動手段としては、上記実施例の油圧を用いたものだけでなく、空気圧等を用いたものであってもよく、スプール30の軸方向位置を流体圧で無段階に調節し得るものであれば、形式を問わない。

トン8がばね32のばね力に抗して軸方向他方側に押圧駆動される。而してそのピストン8の軸方向他方側への移動に応じて位相調整機構10の働きにより回転軸6およびハウジング7が相対回動し、吸気弁あるいは排気弁の開閉タイミングが変化する。しかもピストン8の軸方向移動に応じてスリーブ29も移動するので、スプール30およびスリーブ29の軸方向相対位置は遮断位置となる。したがってスプール30の移動量に応じてピストン8の移動量が定まり、開閉タイミングが無段階に制御される。しかも回転軸6に設けられたブリーズ孔24により、ピストン8および回転軸6間にある背圧が速やかに逃がされ、ピストン8の作動をより早くすることができる。

かかるタイミング変更手段5において、ブーリ4を設けたハウジング7は、そのブーリ4を設けた位置の近傍で軸受14を介して回転軸6に支承

さらに本発明の他の実施例として、回転軸6およびピストン8間ならびにピストン8およびハウジング7間の一方を、相対回動を阻止する構造で連結し、他方をピストン8の軸方向移動に応じて相対回動する構造で連結するようにして位相調整機構を構成してもよい。

C. 発明の効果

以上のように本発明によれば、ピストンの軸方向一端が臨む油圧室と、油圧供給路および油圧解放路との間には、ピストンに連動、連結されるとともに回転軸内に摺動自在に嵌合されるスリーブと、軸方向相対移動可能にしてスリーブに摺動可能に嵌合されるスプールとから成るサーボ弁が介設され、該サーボ弁は、スプールの軸方向移動による油圧室と油圧供給路あるいは油圧解放路との連通状態を該スプールの軸方向移動に追従したピストンおよびスリーブの軸方向移動により遮断状

特開平1-134010(7)

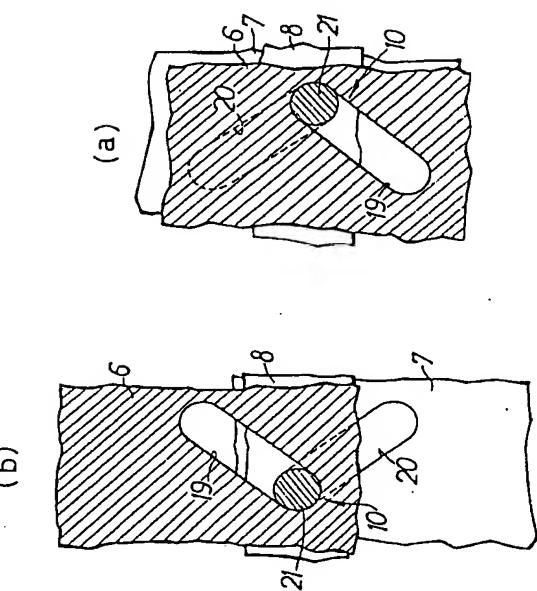
既に切換えるべく構成され、スプールには、流体圧駆動手段が連結されるので、流体圧駆動手段を作動せしめることにより、ピストンをスプールの移動量に対応する量だけ移動させて、調時栓とカムシャフトとの相対回動量を無段階に調節して、吸気弁あるいは排気弁の開閉タイミングを無段階に制御することが可能となる。

4. 図面の簡単な説明

図面は本発明の一実施例を示すもので、第1図は縦断面図、第2図は第1図のⅡ-Ⅱ線拡大断面図である。

1…カムシャフト、4…調時栓としてのブーリ、6…回転軸、7…ハウジング、8…ピストン、9…サーボ弁、10…位相調整機構、18…油圧室、29…スリーブ、30…スプール、37、39、40…油圧供給路、49…油圧解放路、53…流体圧駆動手段

第2図



第1図

